

PODU PESTE OLTU LA SLATINA

M É M O R I U

Presintat ministerului Lucrărilor Publice în anul 1887
luna Iunie de Serviciul de studii și construcțiuni de căi ferate
atașat la acel Minister

(CONTINUARE)

CAPITOLU III

CALCULUL JUSTIFICATIF

a) **Zidăriile.**

1) *Culea*. — Calculul stabilității zidăriilor culeelor s'a făcut grafic pe fôia No. 14 unde s'a considerat ca forțe, exterioare, greutatea proprie, reacțiunea tablierului, împingerea pământului, repartisată pe totă lărgimea culeei, și reacțiunea apei. — Coesiunea d'între culee și zidurile întorse, frecarea pe pereții fundațiilor, etc. s'a neglijat.

Presiunea maximă pe teren este de 5, Kgr. ₅, iar la zidurile întorse de 5, Kgr. ₀₀.

Plăcile punctelor de rézem ca și cusineții pe care sunt direct așezate, sunt pătrate de 1^m₀₀ laturea iar acestia de 1^m₃₀

Reacțiunea tablierului pe un cusinet este de 130^l₀₀ seu 13 Kgr. pe ^{cm.} ₂; iar presiunea transmisă pe ^{cm.} ₂ de zidărie este de 7, Kgr. ₇.

Grosimea culeei la partea de sus este impusă de punctele de rézim, iar la cea de jos s'a determinat prin calcul.

2) *Pila*.—În calculul grafic (fôia No. 14) s'a considerat ca forțe exteriore, greutatea proprie, reacțiunea tablierului, a vântului, și a apei în fundații.—Presiunea maximă pe acest teren este de 6 kgr. ⁰⁰, neținându-se seamă de frecarea zidăriei pe pereții verticali.

Cusineții s'au admis de 1^m₃₀ pe 1^m₁₀ laturile, și 0.76 înălțime.— Reacțiunea pe un punct de rezim fiind de 130^t₀ presiunea pe ^{cm}.² de cusinet este 13 Kgr., iar pe ^{cm}.² de zidărie 10, Kgr. ₅.

Două cusineți alăturați pe pilă ocupă din lărgimea ei 2^m₂₀, iar cornicea 0,40 de fie-care parte.— S'a admis un fruct de 0^m₀₆₃₅ cu care s'a calculat cele alte dimensiuni până la libagiu.

Scările admise mai jos s'au făcut pentru a obține o basă mai mare.

3) *Chesonul*.—Forma dată chesonului diferă de cea obicinuită, prin aceea că tavanul urmează forma consolelor, formând între aceștia niște cutii prismatice, cari umplute cu beton dau pereților verticali mai multă rigiditate, și îi fac impermeabili aerului comprimat; iar porțiunea a, b, fig: A fôia No. 4, formează o basă pentru așezarea chesonului, în cazul când acesta s'ar scobori repede la eliberarea aerului comprimat, ferind astfel consola de reacțiuni înclinate prea mari.

Pentru calculul chesonului s'a admis hypotesa făcută de Brenneke, că tavanul chesonului ar fi încărcat numai cu corpul de zidărie cu secțiunea unui $\frac{1}{2}$ cerc, iar greutatea restului de masiv, se transmite asupra consolelor.

Casul cel mai defavorabil pentru rezistența chesonului este atunci, când acesta nesuținut s'ar rezema cu tăișu pe pământul, care ar intra în camera de lucru în formă

de pană, iar apa curgătoare l'ar spăla pe din afară, — înăltimea zidăriei d'asupra tăişului, fiind de 4,^m₀₀.

Forțele principale cari lucrează asupra chesonului în cazul acesta, sunt :

g , — greutatea zidăriei care apasă tavanu.

G , — greutatea masivului zidăriilor transmisă consolelor.

R , — presiunea pământului asupra părții interioare a consolei.

r , — forța produsă de frecarea consolei pe pământ.

Insemnând cu μ coeficientul de frecare al ferului pe pietrișu, H bratul forței R , și h al forței r în raport cu mijlocul grindei transversale, α unghiul vârfului și δ grosimea de sus a consolei, iar x distanța forței g de axa verticală a chesonului ; momentul numitelor forțe, este maxim în raport cu punctul o pentru grinda transversală.

$M = g \chi + G \left(\frac{b-\delta}{2} \right) - R (H + \mu h)$ în care : $R \mu = r$
iar $g + G = R (\sin \alpha + \mu \cos. \alpha)$. — deci : $M = \left[g \chi + G \left(\frac{b-\delta}{2} \right) \frac{(g+G) (H+\mu h)}{\sin \alpha + \mu \cos. \alpha} \right] e$, $g = 3,17$, $G = 8,75$, $h = 1,47$, $\alpha = 25^\circ$
 $\sin \alpha = 0,42262$, $\cos \alpha = 0,90631$, $\mu = 0,47$, $H = 2,40$, $b = 5,40$, $\delta = 1,00$, $\chi = 0,72$, $e = 1,25$.

$$M = 27,355$$

momentu de inerție necesar este :

$$J = \frac{2735500 \times 81}{1000!} = 84800$$

iar al secțiunei admise

$$J = \left[(62-60) \frac{3}{25} + (60-58,6) \frac{3}{14} + (58,6-46) \frac{3}{1,4+60 \times 0,7} \right] \frac{1}{12} = 88470.$$

$$R = \frac{81800500}{88470} = 958 \text{ Kgr. pe cm. } \frac{2}{10}$$

În realitate lamela inferioară este de 1^{mm}₁₀ în loc de 2^{mm}₁₀ cum s'a amîs în calculu pentru simplificare.

În același casu momentu maxim al forțelor în raport cu punctul m al secțiunei consolei z y este :

$$M = R \left[\frac{f}{\cos \alpha} - \frac{a \sin \alpha}{2} - \frac{\mu a \cos \alpha}{2} \right] + g' \chi \text{ s\u00e9u :}$$

$$Mg = \left[\chi - \left(\frac{f}{\cos \alpha} - \frac{a \sin \alpha}{2} - \frac{\mu a \cos \alpha}{2} \right) \frac{g+G}{\sin \alpha + \mu \cos \alpha} \right] e.$$

$$M = \left[1,19 \times 10^3 - \left(\frac{1,625}{0,905} - \frac{0,4226}{2} - \frac{0,425}{2} \right) \left(\frac{11,92}{0,848} \right) \right] 1,25$$

$$M = 25, \underline{tm} 000$$

Secțiunea fiind mai mare de cât a grinzei transversale iar momentul mai mic, urmează ca și lucrarea ferului să fie mai mică.

b) **Calculul tablierului metalic.**

a) *Dispozițiuni generale.* Distanța între axele grinzilor principale s'a admis de 6,^m90, iar lățimea liberă între pereții interiori de 6,^m50.

Înălțimea grinzei la mijloc s'a luat de 10,^m00 s\u00e9u $\frac{1}{8}$ din deschidere, iar cea de la cap de 6,^m50. Cele-alte înălțimi intermediare s'a\u00f1 calculat cu formula: $h = h_0$.

$$+ 4 (h_1 - h_0) \frac{x}{l} \left(1 - \frac{x}{l} \right), h_0 = 6, \underline{m} 50 \text{ și } h = 10, \underline{m} 00.$$

Lucrarea maximă a ferului s'a admis de 750^{kg} pentru grinzele principale și contrav\u00eenturii, și 700 pentru grinzele transversale și longerone.

Greutatea permanentă pe metru curent de podu este: $g = 3900^{\text{kg}}$ iar cea accidentală s'a luat de 400^{kg} pe metru pătrat s\u00e9u $p = 2600^{\text{kg}}$ pe metru curent.

Calculul forțelor care acționează diferitele părți ale, grindilor principale, contravântuirilor și grindilor transversale s'a făcut graphic pe foile No. 15 și No. 17, și verificate analitic.

Atât la calculul momentelor cât și al forțelor forfecătore s'a divizat sistemul dublu în două sisteme simple.

Pentru calculul momentelor maxime, s'a considerat, grinda total încărcată, iar pentru al forțelor forfecătore s'a considerat supraincărcarea cea mai defavorabilă pentru secțiunea respectivă.

b) *Tălpile*.—Momentele maxime produse de greutatea proprie și accidentală s'a calculat cu formula :

$$M_t = M_g + M_p = (g + p) \left(\frac{l-x}{2} \right).$$

Forțele care acționează tălpile s'a calculat pentru fiecare sistem separat, și s'a luat media celor care corespunde aceleiași diviziuni (panou)

$$Y_{1'-2} = \frac{1}{2} \left[\frac{M}{h} + \frac{M}{h} \right]_{0-2 \quad 1'-3'}$$

Pentru talpa de sus s'a multiplicat cu unghiul α ce'lu face porțiunea considerată cu horizontala.

Secțiunile s'au determinat cu formula:

$$S = \frac{P}{R} \text{ în care } P = Y_g + Y_p$$

rezultatul s'a resumat în următorul tablou:

Sistemul I și II		X Distanța secțiunii considerată la p-tu de readem din stînga	Mg	Mp	h	$\frac{Mg}{h}$	$\frac{Mp}{h}$	Numirea porțiu- nei din talpa de jos.	Yg	Yp	P. P=Yg+Yp
0'—2'	0—2	5	365,625	243,750	7,32	49 ^t ,95	33 ^t ,30	0'—1	49,950	33 ^t ,300	83,250
1'—3'	1—3	10	682,500	455,000	8,03	84,99	56,66	1—2'	67,470	44,980	112,450
2'—4'	2—4	15	950,625	633,750	8,64	110,02	73,35	2'—3	97,505	65,005	162,510
3'—5'	3—5	20	1170,000	780,000	9,13	128,15	85,43	3—4'	119,085	79,390	198,475
4'—6'	4—6	25	1340,625	893,750	9,52	140,82	93,88	4'—5	134,485	89,655	224,140
5'—7'	5—7	30	1462,500	975,000	9,79	149,34	99,59	5—6'	145,080	96,735	241,815
6'—8'	6—8	35	1535,625	1023,750	9,95	154,33	102,89	6'—7	151,835	101,240	253,075
7'—9'	7—9	40	1560,000	1040,000	10,00	156,00	104,00	7—8'	155,165	103,445	258,610

Numirea por- tiunii din talpa de sus.	Sec : σ	P. sec : σ	$S_j = \frac{P}{750}$	$S_s = \frac{P. \text{ sec} : \sigma}{750}$	S Secțiunea admisă				Lucrarea maximă a fe- rului. $R = \frac{P}{S}$	
					j o s		s u s		jos	s u s
					cu găuri	fără găuri	cu găuri	fără găuri		
0—1'	1,014	84,415	111,000	112,50	190,50	153,00	246,00	291,00	0 544	0 419
1'—2	1,010	113,574	150,000	151,40	246,00	201,00	246,00	201,00	0,559	0,565
2—3'	1,007	163,647	216,600	219,10	302,00	254,50	310,00	262,50	0,638	0,623
3'—4	1,004	199,268	264,600	265,60	358,00	300,5	374,00	316,50	0,660	0,621
4—5'	1,003	224,812	298,800	299,70	358,00	300,50	374,00	316,50	0,745	0,710
5'—6	1,002	242,298	322,400	323,00	414,00	346,50	438,00	374,10	0,698	0,665
6—7'	4,0004	253,176	337,400	337,500	414,00	346,50	438,00	374,10	0,730	0,695
7'—8	1,000	258,610	344,800	344,800	414,00	346,50	438,00	374,10	0,746	0,710

c) *Diagonalele*.—Forțele care acționează o diagonală s'a calculat cu formulele :

$$Y_g = \frac{Q_g h \sigma \sec \alpha}{4 h} \text{ pentru greutatea proprie}$$

$$Y_p = \frac{Q_p h' \sec \alpha}{4 h} \quad \text{„} \quad \text{„} \quad \text{accidentală.}$$

în care formula $Q_g = \frac{1}{2} g (l - 2x)$ și

$$Q_p = p \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2 \text{ sunt forțele forfecătore, } \alpha$$

unghiul diagonalei respective cu verticala, $h' = h - x \operatorname{tg} \sigma$, — σ unghiul ce face porțiunea respectivă din talpa superioară cu horisontala și h înălțimea grindei corespunzătoare piciorului numitei diagonale. Iar secțiunile diagonalelor s'aū determinat cu formula :

$$S = \frac{P}{R}.$$

Resultatele s'aū resumat în următorul tablou.

I^a S I S

Numele diag- nului	$h=h_0+\frac{h_1-h_0}{1-\frac{x}{l}}$	$\sec \alpha = \frac{1}{\sqrt{1+\tan^2 \alpha}}$	$\tan \alpha = \frac{h_1-h_0}{l}$	$\frac{h_0}{h}$	$\frac{h'}{h} = \frac{h_0}{h-x \tan \alpha}$	$\frac{Q_g}{4}$	$\frac{Q_p}{4}$	$\frac{Q_g h_0}{4 h} \sec \alpha = Y_g$
0 1	6 ^m ,50	1,261	0,164	0,889	0,943	36 ^t ,56	24,37	40,98
1 2	7 ^m ,32	1,180	0,142	„	0,855	31,68	19,90	33,23
2 3	8,03	„	0,122	0,753	0,824	26,81	„	23,82
3 4	8,64	1,140	0,049	„	0,81	21,937	14,65	18,83
4 5	9,13	„	0,078	0,683	0,812	17,05	„	13,28
5 6	9,52	1,124	0,054	„	0,842	12,19	10,15	9,36
6 7	9,79	„	0,032	0,653	0,851	7,31	„	5,36
7 8	9,95	1,118	0,01	„	0,96	2,44	6,50	1,78

II^a S I S

0' 1'	1,211	0,164	1	0,937	36,56	22,87	44,27
1' 2'	„	0,142	0,809	0,868	31,69	„	31,05
2' 3'	1,155	0,122	„	0,810	26,81	17,15	25,05
3' 4'	„	0,094	0,712	0,819	21,94	„	18,04
4' 5'	1,13	0,078	„	0,807	17,06	12,30	13,73
5' 6'	„	0,054	0,664	0,847	12,19	„	9,12
6' 7'	1,12	0,032	„	0,893	7,31	8,35	5,44
7' 8'	„	0,01	0,65	0,965	2,44	„	1,78

Nota. $\varepsilon = \frac{h_0}{h_1}$

T E M

$\frac{Qp h'}{4 h} \sec \alpha$ = Y_p	$Y_g + Y_f$ = P	$F = \frac{P}{750}$	$F_1 =$ sectiunea admisă	S'a scăzut găurile riveurilor	Sectiunea netă care lucrează	Lucrarea maximă a ferului	Momentu de inertie minim necesar diagonalelor $Y = \frac{P l^3}{16 \cdot 0}$	Momentu de inertie minim al diagonalelor
28,98	69,96	93,28	138,24	24	114,24	0,612	2134	14915
20,08	53,31	71,10	109,44	24	85,44	0,624	2698	7932
19,35	43,17	57,5	92,00	20	72,00	0,600	2185	6605
13,55	32,38	43,20	74,00	20	54,00	0,600	2023	3709
13,56	26,94	35,8	64,00	20	44,00	0,605	1677	2078
9,61	18,97	25,30	"	"	"	0,431	1185	"
9,71	15,07	20,00	"	"	"	0,342	941	"
7,98	8,07	10,8	"	"	"	0,183	504	"

T E M

25,95	70,22	93,6	138,24	24	114,24	0,614	2808	14915
24,04	55,09	73,4	109,44	"	85,44	0,644	2203	7932
16,04	41,09	54,8	92,00	20	72,00	0,570	2080	6605
16,22	34,26	45,6	74,00	10	54,00	0,634	2141	3709
11,22	24,95	33,2	64,00	"	44,00	0,567	1559	2078
11,77	20,89	28,0	"	"	"	0,480	1305	"
11,55	13,79	18,3	"	"	"	0,310	861	"
9,02	10,50	14,4	"	"	"	0,245	675	"

d.) *Montanții*.— Reacțiunea maximă pe un punct de reazim este:

$$Qt = \left(\frac{p+g}{4} \right) l = \frac{6.5 \times 80}{4} = 130,00.$$

$$\text{Secțiunea necesară: } S = \frac{Qt}{R} = \frac{130000}{750} = 173 \text{ cm.}^2.$$

$$\text{„ reală: } S = 321 \text{ cm.}^2.$$

$$\text{Lucrarea ferului } R = \frac{130000}{321} = 405 \text{ Kgr: pe cm.}^2.$$

e.) *Contraventurile*. — Presiunea vântului s'a admis pe cm^2 de podu neîncărcat 270 Kgr:

$$\text{„ încărcat } 170 \text{ „}$$

$S = 0.32 + 0.48 \quad h = 4,^m.40$ suprafața bătută de vânt,— $h = 8,^m.5$ înălțimea medie a grindei.

Forțele care acționează diagonalele contraventurilor de sus s'au calculat cu formula:

$$Y = Q \sec. \alpha \text{ în care:}$$

$Q = p_0 \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2$ este forța forfecătoare, α unghiul diagonalei cu legătura transversală, iar;

$$p_0 = \frac{s}{2} 270 \text{ Kgr:} = 594 \text{ Kgr:}$$

presiunea vântului pe metru curent de pod neîncărcat.

Forțele cari acționează contraventurile de jos s'au determinat cu formula:

$$Y = Q \sec. \alpha \text{ în care forța forfecătoare:}$$

$$Q = p_1 \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2 + p_2 \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2 + \frac{p_3 (l-x)}{l}$$

$p_1 = 0,170 \times 2.2 = 0,374$ este presiunea vântului pe metru curent de grindă încărcată.

$p_2 = 2,4 \times 0,170 = 0,408$ este presiunea vântului pe care.

$p_3 = 2,4$ este forța horizontală provenită din sguduiturile carelor.

Secțiunile s'au determinat cu formula pentru flexiune a piesselor incastrate la extremități,— $S = \frac{1600 \text{ y}}{R \text{ l}^3}$.

Resultatul s'a resumat în tabloul următor:

Numele Diagona- lelor	X distanța secțiunii de p-tu de readem	Q	Q sec $\alpha =$ y	y 750	Momentu de inerție minim ne- cesar	Secțiunea admisă	Momentu de inerție minim al diagonalelor	R
Contravântuirile de jos								
0-1	2.5	17,215	21 ^t ,261	30.5	808	42	900	0.506
1-2	7.5	13,860	17,117	24.5	651	38	700	0.450
2-3	12.5	12,84	14,9235	21.5	567	38	700	0.592
3-4	17.5	10,43	12,6805	18.5	490	34	500	0.373
4-5	22.5	8,8965	10,987	15.5	418	32	450	0.343
5-6	27.5	7,485	9,244	13.0	352	25.6	400	0.361
6-7	32.5	6,195	7,651	11.0	291	22.8	300	0.335
7-8	37.5	4,9465	6,109	8.5	232	22.8	300	0.270
Contravântuirile de sus								
0-1	2.5	22,283	13 ^t ,760	19 ^{cm²} ,11	688	38,00	700	362
1-2	7.5	19,507	12,042	16.05	542	30,80	550	390
2-3	12.5	16,904	10,438	14.65	470	30,80	550	339
3-4	17.5	14,492	8,949	12.53	403	30,00	410	296
4-5	22.5	12,266	7,5745	11.00	341	30,00	410	250
5-6	27.5	10,226	6,3145	8.40	284	28,00	300	225
6-7	32.5	8,371	5,3575	7.12	241	28,00	300	191
7-8	37.5	6,701	4,2905	5.70	193	23,60	200	181

Grinzile transversale. - Acestea s'au calculat ca grindă rezemate liber pe două puncte de reazim.

Greutatea permanentă $g = 1,175$ pe metru curent de grindă transversală.

Ca greutate mobilă s'a admis două care de 12 cu depărtarea între osii de $3^m,50$ și în lături 400 Kgr : pe metru pătrat.

Această încărcare transformată pentru pozițiunea cea mai defavorabilă, uniform repartisată pe lungimea grindei transversale dă : pe metru curent:

$$p = 3,65$$

Momentul de încărcare maxim este :

$$M_{max} = (g + p) \frac{l^2}{8} = 4,825 \frac{6,5^2}{8} = 25,482.$$

Momentul de inerție necesar secțiunii grindei este :

$$I = \frac{M \cdot l}{R} = \frac{2548200 \times 41}{700} = 149,253.$$

Momentul de inerție al secțiunii admise este :

$$I = \frac{1}{12} [(80^3 - 77,8^3) 18 + (77,8^3 - 58^3) 2,2 + (58^3 - 80^3) 18]$$

$$I = 157,577$$

$$R = \frac{2548200 \times 41}{157,577} = 663 \text{ Kgr:}$$

Forțele care acționează diagonalele s'au calculat cu formula :

$$Y = Q \sec. \alpha \text{ în care :}$$

forța forfecătoare : $Q = g \left(\frac{l-2x}{2} \right) + p \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2$ iar $\sec. \alpha = 1,41$.

Resultatele s'au resumat în următorul tablou :

X	$Q = q_1 + q_2$		Q	Q sec $\alpha = \gamma$	$\frac{Y}{700}$	S Secțiunea admisă		R lucrarea maximă a ferului
	$q_1 = g \left(\frac{l-2x}{2} \right)$	$q_2 = p \left(\frac{l-x}{2l} \right)^2$				cu grinzi	fără grinzi	
0	3,82	11,430	15,25	21,502	30,71			
0,85	2,82	8,940	11,76	16,581	23,70	32,00	28,2	0,590
1,65	1,88	6,590	8,47	11,943	17,06	25,60	28,8	0,520
2,45	0,94	4,590	5,53	7,797	11,14	17,60	13,8	0,560
3,25	0,00	2,960	2,96	4,173	5,96	12,80	9,0	0,465
4,05	0,94	1,680	0,74	1,043	1,50	12,00	8,2	0,090

Longerónele. — Acestea s'au calculat ca grinzi continue, momentul încovoetor maxim este :

$$M_{max} = 0.214 G l + 0.078 (g + p) l^2 \text{ în care } G = 3,00$$

$$l = 5^m, 0, g = 0.184 \text{ și } p = 0.060.$$

$$M = 3,685.$$

Momentul de inerție necesar secțiunii longrinei este

$$I = \frac{M \eta}{R} = \frac{368500 \times 2.2}{700} = 11571.$$

Momentul de inerție al secției admise:

$$I = \frac{1}{12} [(44^3 - 42,4^3) 13,7 + (42,4^3 - 31^3) 2,3 + 31^3 \times 0,7 - (38,7^3 - 34,7^3) 2,3] = 17691.$$

$$R = 458.$$